

AIR CONDITIONER FOR AUTOMOBILE

Patent Number: JP2001277842
 Publication date: 2001-10-10
 Inventor(s): TAKAMATSU YOSHIKAZU; ICHIMURA NOBUO
 Applicant(s): CALSONIC KANSEI CORP
 Requested Patent: ☐ JP2001277842
 Application Number: JP20000096497 20000331
 Priority Number(s):
 IPC Classification: B60H1/32
 EC Classification:
 Equivalents:

Abstract

PROBLEM TO BE SOLVED: To suppress the transmission of vibration to an evaporator to reduce noise in a vehicle compartment, reduce the number of piping joints to enhance reliability to coolant leakage, reduce inspection man-hour, substitute a sub-cooling system in a condenser and a super heating system in the evaporator to enhance cooling capacity, and effectively utilize a narrow engine room.
SOLUTION: High pressure coolant pipes 5b, 5a making a coolant flow to the evaporator 4 through the condenser 2 from a compressor 1 and low pressure coolant pipes 10a, 10b making the coolant flow to the compressor 1 from the evaporator 4 are formed with a double pipe or a parallel pipe, the evaporator 4 and the compressor 1 are not directly connected with coolant piping, and low pressure coolant piping extended from the evaporator 4 is fixed to the condenser 2 on the way as a bypass pipe 14.

Data supplied from the esp@cenet database -I2

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号

特開2001-277842

(P2001-277842A)

(43) 公開日 平成13年10月10日 (2001.10.10)

(51) Int.Cl.⁷

B60H 1/32

識別記号

613

FI

B60H 1/32

テーマコード(参考)

613Z

審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全7頁)

(21) 出願番号 特願2000-96497(P2000-96497)

(22) 出願日 平成12年3月31日 (2000.3.31)

(71) 出願人 000004765

カルソニックカンセイ株式会社

東京都中野区南台5丁目24番15号

(72) 発明者 高松 由和

東京都中野区南台5丁目24番15号 カルソ

ニック株式会社内

(72) 発明者 市村 信雄

東京都中野区南台5丁目24番15号 カルソ

ニック株式会社内

(74) 代理人 100072349

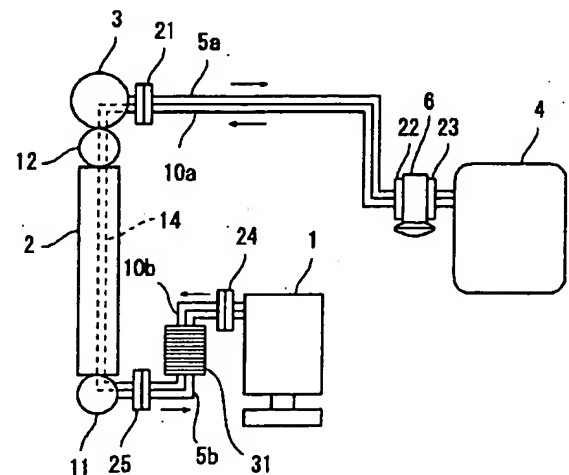
弁理士 八田 幹雄 (外4名)

(54) 【発明の名称】 自動車用空調装置

(57) 【要約】

【課題】 エバポレータへの振動の伝達を抑制して車室内騒音を低減し、配管継手の個数を減少して冷媒漏洩に対する信頼性を向上すると共に検査工数を低減し、コンデンサでのサブクール方式およびエバポレータでのスーパーヒート方式を代替して冷房能力の向上を図り、狭いエンジンルーム内を有効活用する。

【解決手段】 コンプレッサ1からコンデンサ2を経てエバポレータ4に冷媒を流す高圧冷媒配管5b、5aと、エバポレータ4からコンプレッサ1に冷媒を流す低圧冷媒配管10a、10bとは、二重管又は並列管から構成されていると共に、エバポレータ4とコンプレッサ1とを冷媒配管で直接接続することなく、エバポレータ4から延びる低圧冷媒配管は、その途中で、バイパス管14としてコンデンサ2に固定されている。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 コンプレッサ(1)により高温高圧にしたガス冷媒を、コンデンサ(2)により外気との熱交換を行って高圧の液冷媒又は気液混合冷媒にし、リキッドタンク(3)で気液分離した後、断熱膨張させて低温低圧の液冷媒又は気液混合冷媒にし、車室内に設けたエバポレータ(4)に流して車室内の空気と熱交換を行って該空気を冷却し、低圧のガス冷媒にしてコンプレッサ(1)に戻す冷房サイクルを備えた自動車用空調装置において、前記コンプレッサ(1)から前記コンデンサ(2)を経て前記エバポレータ(4)に冷媒を流す高圧冷媒配管(5b, 5a)と、前記エバポレータ(4)から前記コンプレッサ(1)に冷媒を流す低圧冷媒配管(10a, 10b)とは、少なくとも一部で、一方が他方の内部に、若しくは並列して設けられ、かつ、低圧冷媒配管の一部(14)は、前記コンデンサ(2)に固定されていることを特徴とする自動車用空調装置。

【請求項2】 前記低圧冷媒配管の一部(14)は、前記コンデンサ(2)のヘッダパイプ(11)に一体的に形成されていることを特徴とする請求項1に記載の自動車用空調装置。

【請求項3】 前記リキッドタンク(3)は、前記コンデンサ(2)のヘッダパイプ(12)に直接取り付けられていることを特徴とする請求項1に記載の自動車用空調装置。

【請求項4】 前記コンデンサ(2)は、防振部材により支持されていることを特徴とする請求項1に記載の自動車用空調装置。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】本発明は、エンジンやコンプレッサからエバポレータへの振動の伝達を抑制して車室内騒音を低減した自動車用空調装置に関する。

【0002】

【従来の技術】自動車用空調装置における冷房サイクルでは、図8に示すように、コンプレッサ101により高温高圧にされたガス冷媒は、コンデンサ102に流れ、ここで外気との熱交換を行って高圧の液冷媒又は気液混合冷媒になる。この高圧の冷媒は、リキッドタンク103で気液分離した後、膨張弁106で断熱膨張して低温低圧の液冷媒又は気液混合冷媒になる。この低圧の冷媒は、車室内に設けたエバポレータ104に流れ、車室内の空気と熱交換を行って該空気を冷却し、低圧のガス冷媒になってコンプレッサ101に戻る。

【0003】このような冷房サイクルでは、コンプレッサ101とコンデンサ102との間は、高圧の冷媒配管105aにより接続し、コンデンサ102とリキッドタンク103との間は、高圧の冷媒配管105bにより接続し、リキッドタンク103とエバポレータ104との間は、高圧の冷媒配管105cにより接続し、エバポレ

ータ104とコンプレッサ101との間は、低圧の冷媒配管110により接続している。また、これら冷媒配管105a～105c、110の接続部分には、配管継手を使用されており、冷房サイクル全体では、合計8箇所の配管継手121～128が設けられている。なお、図中符号131、132は、振動吸収用の配管を示す。

【0004】

【発明が解決しようとする課題】ところで、コンプレッサ101には、図示しないベルトを介してエンジンの駆動力が伝達されるようになっているが、このエンジンの振動がコンプレッサ101に伝わることになる。また、コンプレッサ101は、冷媒を吸入、圧縮および吐出する際に脈動音を生じる。

【0005】したがって、これらエンジンやコンプレッサ101の振動ないし脈動は、コンプレッサ101とエバポレータ104との間を接続した低圧の冷媒配管110を加振させると共に、この冷媒配管110を介して、エバポレータ104に伝わってこれを加振させる結果、車室内騒音につながるという虞れがある。

【0006】また、上記のように、冷媒配管105a～105c、110の接続部分に、冷房サイクル全体では、合計8箇所の配管継手を設けているため、配管継手の個数が多く、冷媒漏洩の原因になる虞れがあると共に、配管組付け後の漏れ検査にかかる工数が多くなるといった問題もある。

【0007】さらに、上記のように、コンデンサ102から膨張弁106には、高圧の液冷媒又は気液混合冷媒を供給するが、この膨張弁106への液冷媒供給を安定したものとすると共に冷房能力を高めるためには、コンデンサ102の出口付近において適度な過冷却を施して、完全な液冷媒にするサブクール方式が好ましく、この方式を採用するためには、コンデンサ102の大型化を招くといったことがある。

【0008】また、エバポレータ104からコンプレッサ101には、低圧のガス冷媒を供給するが、コンプレッサ101での液圧縮を防止すると共に冷房能力を高めるためには、エバポレータ104の出口付近において適度な過熱を施して、完全なガス冷媒にするスーパーヒート方式が好ましく、この方式を採用するためには、エバポレータ104の大型化を招くと共に、分流悪化により却って性能低下を招くといったことがある。

【0009】また、エンジンルーム内において、高圧の冷媒配管105a～105cと低圧の冷媒配管110との2種類の冷媒配管を別々にはい回して設置するためのスペースを確保する必要があるが、できれば狭小なエンジンルーム内を有効に活用したいといった要望がある。

【0010】本発明は、上記従来技術の課題を解決するためになされたものであり、本発明の目的は、エバポレータへの振動の伝達を抑制して車室内騒音を低減し、配管継手箇所数を減少して冷媒漏洩に対する信頼性を向上

すると共に検査工数を低減し、コンデンサでのサブクール方式およびエバポレータでのスーパーヒート方式を代替して冷房能力の向上を図り、狭いエンジンルーム内を有効活用することができる自動車用空調装置を提供することにある。

【0011】

【課題を解決するための手段】本発明の目的は、下記する手段により達成される。

【0012】(1) コンプレッサにより高温高压にしたガス冷媒を、コンデンサにより外気との熱交換を行って高压の液冷媒又は気液混合冷媒にし、リキッドタンクで気液分離した後、断熱膨張させて低温低压の液冷媒又は気液混合冷媒にし、車室内に設けたエバポレータに流して車室内の空気と熱交換を行って該空気を冷却し、低压のガス冷媒にしてコンプレッサに戻す冷房サイクルを備えた自動車用空調装置において、前記コンプレッサから前記コンデンサを経て前記エバポレータに冷媒を流す高压冷媒配管と、前記エバポレータから前記コンプレッサに冷媒を流す低压冷媒配管とは、少なくとも一部で、一方が他方の内部に、若しくは並列して設けられ、かつ、低压冷媒配管の一部は、前記コンデンサに固定されていることを特徴とする自動車用空調装置。

【0013】(2) 前記低压冷媒配管の一部は、前記コンデンサのヘッダパイプに一体的に形成されていることを特徴とする上記(1)に記載の自動車用空調装置。

【0014】(3) 前記リキッドタンクは、前記コンデンサのヘッダパイプに直接取り付けられていることを特徴とする上記(1)に記載の自動車用空調装置。

【0015】(4) 前記コンデンサは、防振部材により支持されていることを特徴とする上記(1)に記載の自動車用空調装置。

【0016】

【発明の実施の形態】以下、図面を参照して、本発明の実施の形態について説明する。

【0017】図1は、本実施形態に係る自動車用空調装置の冷房サイクルを示す模式図、図2は、図1に示した配管構造に用いる二重管の断面図、図3は、図1に示した配管構造に用いる並列管の断面図、図4(A)は、図1に示した冷房サイクルに用いるコンデンサの平面図、図4(B)は、このコンデンサの正面図、図5は、図4のV-V線に沿った断面図である。

【0018】図1に示すように、自動車用空調装置における冷房サイクルでは、コンプレッサ1により高温高压にしたガス冷媒は、コンデンサ2に流れ、ここで外気との熱交換を行って高压の液冷媒又は気液混合冷媒になる。この高压の冷媒は、リキッドタンク3で気液分離した後、膨張弁6で断熱膨張して低温低压の液冷媒又は気液混合冷媒になる。この低压の冷媒は、車室内に設けたエバポレータ4に流れ、車室内の空気と熱交換を行っ

て該空気を冷却し、低压のガス冷媒になってコンプレッサ1に戻る。

【0019】なお、膨張弁6としては、いわゆるブロック膨張弁が用いられており、これはエバポレータ4の入口と出口とを一体にして形成したブロックの中に膨張弁を組み込んだものである。

【0020】エバポレータ4とリキッドタンク3との間を接続する高压・低压冷媒配管5a、10aは、図2に示すように、二重管から構成されている。この高压・低压冷媒配管5a、10aの接続部分には、配管継手21、22、23が設けられている。なお、配管継手22、23は、膨張弁6を挟み込むようにして、その両側面に取り付けられている。

【0021】高压冷媒配管5aには、二重管の内管が利用され、リキッドタンク3から膨張弁6、エバポレータ4への高压の液冷媒又は気液混合冷媒が流される。低压冷媒配管10aには、外管が利用され、エバポレータ4からコンプレッサ1への低压のガス冷媒が流されるようになっている。

【0022】なお、高压・低压冷媒配管5a、10aは、図3に示すように、2つの配管が側面で接合された並列管が用いられてもよく、この場合、高压冷媒配管5aには、小径管が利用され、リキッドタンク3からの高压の液冷媒又は気液混合冷媒が流され、低压冷媒配管10aには、大径管が利用され、エバポレータ4からの低压のガス冷媒が流されるようになっている。

【0023】コンデンサ2とコンプレッサ1との間を接続する高压・低压冷媒配管5b、10bもまた、図2に示したような二重管から構成されている。この高压・低压冷媒配管5b、10bの接続部分にも、配管継手24、25が設けられている。

【0024】高压冷媒配管5bには、二重管の内管が利用され、コンプレッサ1からコンデンサ2への高压の液冷媒又は気液混合冷媒が流され、低压冷媒配管10bには、外管が利用され、エバポレータ4からコンプレッサ1への低压のガス冷媒が流されるようになっている。この高压・低压冷媒配管5a、10bにも、図3に示したような並列管が用いられてもよい。なお、図中符号31は、フレキシブルホース等の振動吸収用の配管を示している。

【0025】図4に示すように、コンデンサ2には、所定間隔離間して、互いに平行に対向して配置された一対のヘッダパイプ11、12が設けられている。これら一対のヘッダパイプ11、12の間には、図示しないチューブおよび伝熱フィンからなるコア部13が形成されている。このコンデンサ2は、図示しないチューブ内を流れる冷媒が、一方のヘッダパイプ11から他方のヘッダパイプ12に向かって流れる多数の経路が形成された、いわゆる多パス式のマルチフロータイプとなっている。

【0026】一方のヘッダパイプ11には、エバポレー

タ4からコンプレッサ1に低圧のガス冷媒が流されるバイパス管14が一体的に設けられている。具体的には、一方のヘッダパイプ11と、バイパス管14とは、図5にも示すように、一体的な押し出し材からなる並列管から構成されている。この並列管の左側の管部がバイパス管14となっており、右側の管部がヘッダパイプ11になっている。これにより、コンデンサ2での外気の流通を妨げることなく、配管接続作業を容易にすることができるとともに、省スペース化を図ることができる。

【0027】バイパス管14の下端部には、エバポレータ4からの低圧の冷媒を低圧冷媒配管10aを介して流入するための入口部16が設けられ、その上端部には、この低圧の冷媒を低圧冷媒配管10bを介してコンプレッサ1に流出するための出口部17が設けられている。また、バイパス管14の内径は、低圧冷媒配管10a、10bの内径より大きくすることが好ましい。このようにすれば、コンプレッサ1等の振動ないし脈動がエバポレータ4に伝達されることをより軽減することが可能となる。

【0028】一方のヘッダパイプ11の上端部には、コンプレッサ1からの高圧の冷媒を高圧冷媒配管5bを介して流入してコア部13に流すための入口部18が設けられ、その下端部には、後述するサブコンデンサ20からの高圧の冷媒を高圧冷媒配管5aを介して膨張弁6、エバポレータ4に流出するための出口部19が設けられている。

【0029】他方のヘッダパイプ12には、リキッドタンク3が直接取り付けられ、このヘッダパイプ12からの冷媒がリキッドタンク3に流されるようになっている。これにより、配管継手の個数を削減することができる。また、コンデンサ2の下側には、サブコンデンサ20が設けられており、リキッドタンク3からの冷媒をさらに冷却して出口部19に流すようになっている。

【0030】このように本実施形態にあっては、高圧側の冷媒の経路としては、コンプレッサ1により高温高圧にされたガス冷媒は、高圧冷媒配管5bを流れた後、コンデンサ2のヘッダパイプ11の入口部18に流入される。高温高圧のガス冷媒は、入口部18からコア部13に流れて外気との熱交換により高圧の液冷媒又は気液混合冷媒にされる。この高圧の液冷媒又は気液混合冷媒は、リキッドタンク3に流れて気液分離され、サブコンデンサ20を経て、ヘッダパイプ11の出口部19を介して流出される。次いで、この高圧の液冷媒又は気液混合冷媒は、高圧冷媒配管5aを流れた後、膨張弁6を経てエバポレータ4に流入される。

【0031】一方、低圧側の冷媒の経路としては、エバポレータ4での熱交換により低圧にされたガス冷媒は、低圧冷媒配管10aを流れた後、バイパス管14の入口部16に流入されて、これの出口部17から流出される。次いで、この低圧のガス冷媒は、低圧冷媒配管10

bを流れた後、コンプレッサ1に流入される。

【0032】以上のように、本実施形態では、従来のエバポレータとコンプレッサとを直接接続する冷媒配管110（図8参照）が廃止されて、エバポレータ4からの低圧のガス冷媒の経路としての、エバポレータ4からの低圧冷媒配管10aは、コンデンサ2のヘッダパイプ11に一体的に形成されたバイパス管14に接続され、このバイパス管14に、コンプレッサ1から延びる低圧冷媒配管10bが接続されている。

【0033】即ち、エバポレータ4とコンプレッサ1との間には、コンデンサ2が介在されている。したがって、エンジン（図示略）やコンプレッサ1の振動ないし脈動は、コンデンサ2により遮断されるため、エバポレータ4に殆ど伝達されることがなく、車室内騒音の原因となることもなく、車室内騒音を著しく低減することができる。これにより、エバポレータ4が収納されるクーリングユニットの防振対策を軽減することができ、クーリングユニットの製造コストの低減および小型化も可能となる。

【0034】また、高圧・低圧冷媒配管5a、10aおよび5b、10bは、二重管又は並列管により構成され、従来のエバポレータとコンプレッサとを直接接続する冷媒配管110（図8）を廃止したため、これに伴って、配管継手箇所数も従来に比べて削減することができ、これにより、冷媒漏洩に対する信頼性を向上すると共に、配管継手の検査工数を低減することができる。

【0035】さらに、高圧・低圧冷媒配管が二重管又は並列管により構成されることで、両者内部の冷媒間で熱交換が可能となる。

【0036】したがって、高圧冷媒配管内の冷媒の熱が低圧冷媒配管内の冷媒に吸収されることになり、コンデンサ2から出た高圧の液冷媒又は気液混合冷媒を過冷却することができる。これにより、コンデンサ2にサブクール方式を司る領域を設けることなく、サブクール方式を代替することができ、膨張弁6への液冷媒供給を安定したものにすることができると共に、冷房能力を向上させることができる。一方、低圧冷媒配管内の冷媒が高圧冷媒配管内の冷媒により加熱されることになり、エバポレータ4からコンプレッサ1に流れる低圧のガス冷媒を過熱することができる。これにより、エバポレータ4にスーパーヒート方式を司る領域を設けることなく、スーパーヒート方式を代替することができ、コンプレッサ1での液圧縮を防止することができると共に、冷房能力を向上させることができる。

【0037】また、従来のように高圧冷媒配管と低圧冷媒配管との2種類の冷媒配管を別々にはい回す必要がなくなるため、占有スペースが少なく済み、狭小なエンジンルーム内を有効に活用することができる。

【0038】さらに、コンデンサ2は、ゴム等を使用した防振部材（図示略）により支持されていてもよい。こ

れにより、エンジンやコンプレッサ1からエバポレータ4に伝達される振動ないし脈動をコンデンサ2で一層減衰させて、確実に遮断することができる。

【0039】図6(A)は、本実施形態の変形例に係るコンデンサの平面図、図6(B)は、このコンデンサの正面図、図7は、図6のVII-VII線に沿った断面図である。

【0040】本変形例では、ヘッダパイプ11とバイパス管14が二重管から構成されている。したがって、本変形例においても、エバポレータ4からの低压冷媒配管10aと、コンプレッサ1への低压冷媒配管10bとは、この二重管のバイパス管14に接続されていることから、エンジン(図示略)やコンプレッサ1の振動ないし脈動は、コンデンサ2により遮断することができ、上記実施形態と同様の効果を奏することができる。

【0041】なお、以上説明した実施形態は、本発明を限定するために記載されたものではなく、本発明の技術的思想内において当業者により種々変更が可能である。

【0042】例えば上記した実施形態では、膨脹弁6を使用しているが、膨脹弁の代わりにオリフィスチューブを用いることが可能である。また、バイパス管14にアキュムレータの機能を持たせるように構成することも可能である。

【0043】

【発明の効果】以上説明したように、請求項1によれば、従来のようにエバポレータとコンプレッサとを冷媒配管で直接接続することなく、エバポレータから延びる低压冷媒配管は、その途中でコンデンサに固定された後、コンプレッサに接続されている。即ち、エバポレータと、コンプレッサとの間には、コンデンサが介在されているので、エンジンやコンプレッサの振動ないし脈動は、コンデンサにより遮断されるため、エバポレータに殆ど伝達されることがなく、車室内騒音の原因となることもなく、車室内騒音を著しく低減することができる。これにより、エバポレータが収納されるクーリングユニットの防振対策を軽減することができ、クーリングユニットの製造コストの低減および小型化も可能となる。

【0044】また、高压冷媒配管と低压冷媒配管とは、少なくとも一部で、一方が他方の内部に、若しくは並列して設けられているので、これに伴って、配管継手箇所数も削減でき、これにより、冷媒漏洩に対する信頼性を向上すると共に、配管継手の検査工数を低減することができる。

【0045】さらに、高压冷媒配管内の冷媒と低压冷媒配管内の冷媒との間で熱交換が可能となる。したがって、高压冷媒配管内の冷媒の熱が低压冷媒配管内の冷媒に吸収されることになり、コンデンサから出た高压の液冷媒又は気液混合冷媒を過冷却することができる。これにより、コンデンサにサブクール方式を司る領域を設け

ることなく、サブクール方式を代替することができ、膨脹弁への液冷媒供給を安定したものに行うことができる。一方、低压冷媒配管内の冷媒が高压冷媒配管内の冷媒により加熱されることになり、エバポレータからコンプレッサに流れる低压のガス冷媒を過熱することができる。これにより、エバポレータにスーパーヒート方式を司る領域を設けることなく、スーパーヒート方式を代替することができ、コンプレッサでの液圧縮を防止することができると共に、冷房能力を向上させることができる。

【0046】また、従来のように高压冷媒配管と低压冷媒配管との2種類の冷媒配管を別々にはい回す必要がなくなるため、占有スペースが少なくて済み、狭小なエンジンルーム内を有効に活用することができる。

【0047】請求項2によれば、低压冷媒配管の一部は、コンデンサのヘッダパイプの一部に一体的に形成されていることから、コンデンサでの外気の流通を妨げることなく、配管接続作業を容易にすることができるとともに、省スペース化を図ることができる。

【0048】請求項3によれば、リキッドタンクは、コンデンサのヘッダパイプに直接取り付けられていることから、配管継手箇所数をさらに削減することができる。

【0049】請求項4によれば、コンデンサは、防振部材により支持されていることから、エンジンやコンプレッサからエバポレータに伝達される振動ないし脈動をコンデンサで一層減衰させて、確実に遮断することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】 本実施形態に係る自動車用空調装置の冷房サイクルを示す模式図である。

【図2】 図1に示した配管構造に用いる二重管の断面図である。

【図3】 図1に示した配管構造に用いる並列管の断面図である。

【図4】 (A)は、図1に示した冷房サイクルに用いるコンデンサの平面図であり、(B)は、このコンデンサの正面図である。

【図5】 図4のV-V線に沿った断面図である。

【図6】 (A)は、本実施形態の変形例に係るコンデンサの平面図であり、(B)は、このコンデンサの正面図である。

【図7】 図6のVII-VII線に沿った断面図である。

【図8】 従来に係る自動車用空調装置の配管構造を適用した冷房サイクルの模式図である。

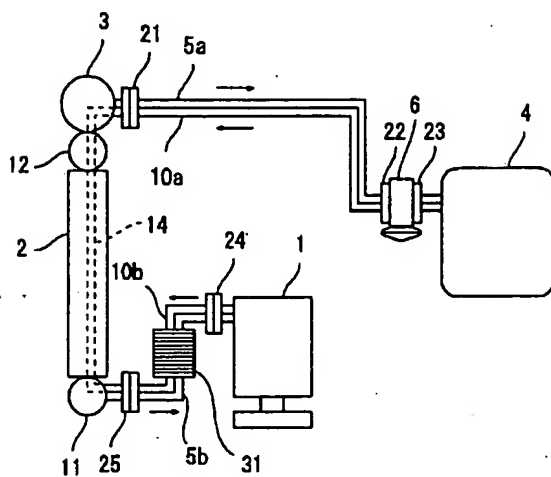
【符号の説明】

- 1…コンプレッサ、
- 2…コンデンサ、
- 3…リキッドタンク、
- 4…エバポレータ、

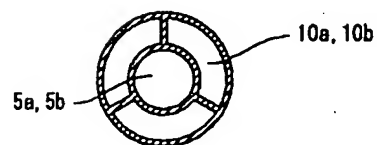
5 a, 5 b…高压冷媒配管、
10 a, 10 b…低压冷媒配管、
21~24…配管継手、

11, 12…ヘッドパイプ、
14…バイパス管（低压冷媒配管の一部）。

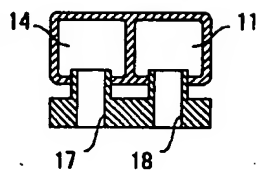
【図1】



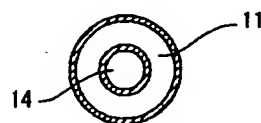
【図2】



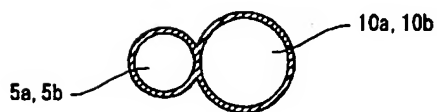
【図5】



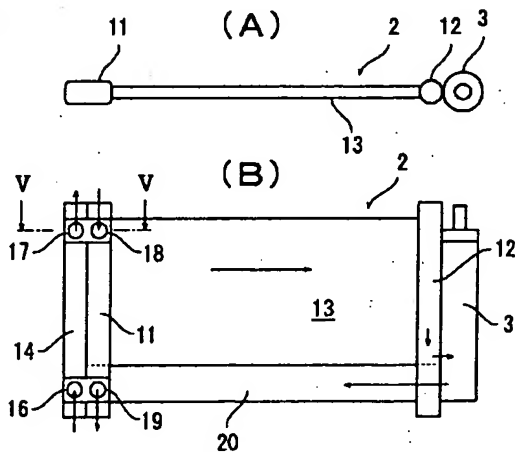
【図7】



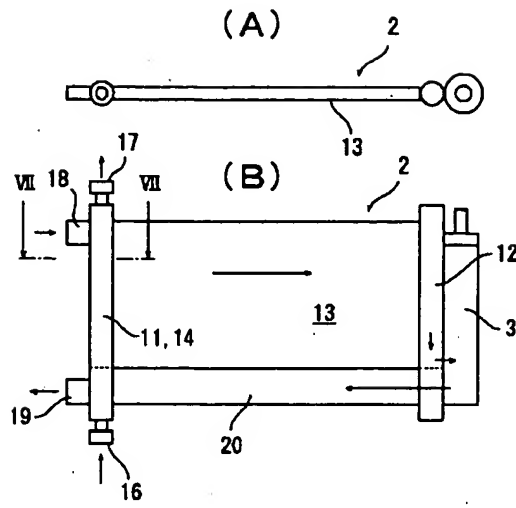
【図3】



【図4】



【図6】



【図8】

